自動二輪車等車両におけるリンク式サスペンション装置

発明の背景

発明の分野

本発明は、自動二輪車等車両におけるリンク式サスペンション装置に関する。

背景技術

例えば、自動二輪車に組み込まれるリンク式フロントサスペンション装置として、特開平11-91671号公報には、前輪を挟んで上下方向に延び上端部が車体フレームに操向自在に支持された左右一対のフロントフォーク技部と、これらフロントフォーク技部と略平行に配置されたプッシュロッドと、プッシュロッドの下端に回転自在に連結されるとともに前輪の車軸を回転可能に支持する前輪支持アームと、プッシュロッドの上端部とフロントフォークの上部との間に介装された左右一対のクッションユニットとを備える構造のものが記載されている。

上述の公報に記載されたリンク式フロントサスペンション装置には、次に示すような課題があった。

すなわち、クッションユニットは左右にあるものがそれぞれ中央のダンパーと その外周に配置されるスプリングとを有する共通の構造であって、その径が比較 的大きいため、それらの外側に配置する左右一対のフロントフォーク枝部を広く 離間させて配置せざるを得なかった。

また、上述したように個々のクッションユニットがそれぞれダンパーとスプリングと有するため、重量が嵩むという課題もあった。

発明の要旨

上記事情に鑑みてなされたもので、本発明は、左右のフロントフォーク技部の間隔を狭めて配置することができ、しかもクッションユニット自体の軽量化も図ることができる自動二輪車等車両におけるリンク式サスペンション装置を提供することを目的とする。

上記目的を達成するために、本発明は、以下のフロントサスペンション装置を

提供する。すなわち、フレームを有する車両の前輪を支持するためのフロントサスペンション装置であって、前記車両の左右方向に並べて配置された一対の枝部を有し前記フレームの前部に回転可能に支持されたフロントフォークと;前記各枝部の下端にそれぞれの一端が回転可能に連結され、それぞれの他端で前記前輪を回転可能に支持する一対の支持アームと;前記各枝部同士をその略中間部で竪固に連結するボトムブリッジと;前記ボトムブリッジに鉛直方向に回転可能に連結されたクッションアームと;前記支持アームの中間部にそれぞれの下端が回転可能に連結され、それぞれの上端が前記クッションアームに回転可能に連結された一対のブッシュロッドと;左右方向に並べて配置され、前記フロントフォークの上部と前記クッションアームとの間に配置されかつそれぞれに連結された第1及び第2クッションアームと前記前輪への入力荷重を支持するための1本のスプリングと;前記前輪の振動を減衰するための1本のダンパーと;を備え、前記1本のスプリングは、前記第1クッションユニットに内蔵されている。

この場合、左右方向に並べて配置された第1及び第2クッションユニットに機能を振り分けて、第1クッションユニットをスプリングのみを内蔵する構造とし、第2クッションユニットをダンバーのみを内蔵する構造としたから、個々のクッションユニットは構造が簡単になる。また、個々のクッションユニットの径が小さくなり、その分、それらの外方に配置する左右のフロントフォークの枝部の間隔を狭めて配置することが可能となり、しかもクッションユニットの軽量化も図れる。

上記フロントサスペンション装置において、前記フロントフォークの上部には前記第1及び第2クッションユニットの各上端部を支持するアッパーブラケットが取り付けられ、前記アッパーブラケットは、略水平状に配置された平板部を有し、前記平板部には略上下に貫通する一対の貫通孔が形成され、前記アッパープラケットはさらに、前記一対の貫通孔の周辺に設けられ前記平板部から車両上方へ突出する複数の起立部を有し、前記第1及び第2クッションユニットの各上端は、車両下方から前記貫通孔に挿入されて、前記起立部に連結されている構成としてもよい。

この場合、第1及び第2クッションユニットの各上端部を支持するアッパーブラケットに車両上方に突出する起立部を設け、この起立部に第1及び第2クッションユニットの各上端を連結して支持させているので、比較的長いストロークのクッションユニットであってもセットが可能となった。また、クッションユニットは車両下方からアッパーブラケットの貫通孔に挿入してその上端を起立部に連結するだけで固定できるので、取り付け工数が軽減できる。

上記フロントサスペンション装置において、前記第1及び第2クッションユニットは、外観が互いに同じであるカバーでそれぞれ覆ってもよい。

この場合、第1及び第2クッションユニットは互いに機能は異なるが、外観上は異なって見えることはなく、従って、違和感を与えることはない。

上記フロントサスペンション装置は、前記メインスプリングより小さい補助スプリングをさらに含む構成とすることもできる。この場合、前記メインスプリングは、前記第1クッションユニットに内蔵され、前記1本のダンパー及び前記補助スプリングは、前記第2クッションユニットに内蔵されていることが好ましい

このような構成によれば、第1クッションユニットはメインスプリングのみを 内蔵するので構造が簡単である。また、第2クッションユニットは、ダンパーに 加えて補助スプリングを有しているが、補助スプリングはメインスプリングより 小さいので、第1クッションユニット及び第2クッションユニット双方の径を従 来のクッションユニットより小さくすることができる。従って、それらの外方に 配置する左右のフロントフォーク技部の間隔を狭めて配置することが可能となる

本発明はまた、以下のサスペンション装置を提供する。すなわち、フレームを有する車両の車輪を支持するためのサスペンション装置であって、前記車両の左右方向に並べて配置された一対の枝部を有し前記フレームに支持されたフォークと;前記各枝部の下端にそれぞれの一端が回転可能に連結され、それぞれの他端で前記車輪を回転可能に支持する一対の支持アームと;前記車輪の上下動に合せて動くように前記各支持アームの各一端部が連結された少なくとも一対のリンク

と;前記フォークの上部と前記リンクの各他端部との間に配置されかつそれぞれ に連結された第1及び第2クッションユニットと;前記前輪への入力荷重を支持 するための1本のスプリングと;前記前輪の振動を滅衰するための1本のダンバ ーと;を備え、前記1本のスプリングは、前記第1クッションユニットに内蔵さ れ、前記1本のダンパーは、前記第2クッションユニットに内蔵されている。

この場合も、先に述べたサスペンション装置の場合と同様に、左右方向に並べて配置された第1及び第2クッションユニットに機能を振り分けて、第1クッションユニットをスプリングのみを内蔵する構造とし、第2クッションユニットをダンパーのみを内蔵する構造としたから、個々のクッションユニットは構造が簡単になる。また、個々のクッションユニットの径が小さくなり、その分、それらの外方に配置する左右のフロントフォーク技部の間隔を狭めて配置することが可能となり、しかもクッションユニットの軽量化も図れる。

図面の簡単な説明

図1は、本発明の第1実施形態を示し、本発明に係るリンク式フロントサスペンション装置を備える自動二輪軍の斜視図である。

図2は、本発明の第1実施形態を示し、本発明のリンク式フロントサスペンション装置を備える自動二輪車の側面図である。

図3は、本発明の第1実施形態を示し、本発明のリンク式フロントサスペンション装置を備える自動二輪車の前部の斜視図である。

図4は、本発明の第1実施形態を示し、本発明のリンク式フロントサスペンション装置を備える自動二輪車の前部の側面図である。

図5は、本発明の第1実施形態を示し、リンク式フロントサスペンション装置を示す一部を断面した正面図である。

図6は、本発明の第1実施形態を示し、リンク式フロントサスペンション装置の構成部品であるフロントフォークを示す断面図である。

図7は、本発明の第1実施形態を示し、リンク式フロントサスペンション装置 の構成部品である第1クッションユニットを説明する一部断面図である。

図8は、本発明の実施の形態を示し、リンク式フロントサスペンション装置の

構成部品である第2クッションユニットを説明する一部断面図である。

図9A, 9Bは、本発明の第1実施形態を示し、リンク式フロントサスペンション装置の構成部品であるクッションアームを説明する図である。

図10A~10Dは、本発明の第1実施形態を示し、リンク式フロントサスペンション装置の構成部品であるアッパーブラケットを説明する図である。

図11は、本発明の第2実施形態における第2クッションユニットを説明する一部断面図である。

望ましい実施形態

本発明の第1実施形態によるリンク式フロントサスペンション装置を備えた自動二輪車を図面を参照しつつ以下に説明する。なお説明中、前後および左右といった方向の記載は、車体を基準にしたものとする。

図1は本発明に係るリンク式フロントサスペンション装置を備えた自動二輪車の全体構成の斜視図、図2は同自動二輪車の側面図を示している。

この自動二輪車1は、いわゆるアメリカンタイプのものであり、車体フレーム2と、車体フレーム2の前端部に回動可能に支持されたリンク式フロントサスペンション装置3の上部に設けられたヘッドライト4と、リンク式フロントサスペンション装置3のヘッドライト4よりも下側に設けられた左右一対のフロントウインカ5と、リンク式フロントサスペンション装置3の上端部に取り付けられて車体前部の上部に配置された操舵用のハンドル6とを有している。

また、この自動二輪車1は、リンク式フロントサスペンション装置3に回転自在に支持された前輪7と、リンク式フロントサスペンション装置3に支持されて前輪7の上側を覆うフロントフェンダ8と、車体フレーム2に懸架されたエンジン9と、車体フレーム2によって車体の後部に左右方向に沿う軸線回りに揺動可能に設けられるリヤスイングアーム11と、このリヤスイングアーム11の後端部に回転自在に懸架されるとともにエンジン9の駆動力で回転する後輪12と、車体フレーム2に支持されて後輪12の上側を覆うリヤフェンダ13とを有している。

さらに、この自動二輪車1は、車体フレーム2の上部に配置されたティアドロップ型の燃料タンク14と、この燃料タンク14の後方に配置された運転者が着座するメインシート15と、リヤフェンダ13の後部に設けられた左右一対のリヤウインカ17と、リヤフェンダ13の後端部に設けられたライセンスプレート取付部19とを有している。

車体フレーム2は、前後にそれぞれ配置されたフロントフレーム21とリヤフレーム22とからなる。フロントフレーム21は、前端のヘッドパイプ23と、このヘッドパイプ23から左右に分かれて斜め下後方に延出したのち後方へ水平状に延出するアッパーフレーム24と、アッパーフレーム22の後端に溶接されてそこから若干斜め下後方へ延出したのち後方へ水平状に延出し、そこから下方へ延出し、さらにその下端部が前方へ延びる側面略U字状の左右一対の板材及びそれら左右一対の板材を互いに連結する複数の連結部材からなるダウンフレーム25とからなっている。また、リヤフレーム22は、ダウンフレーム25の上部後端に接続されてそこからせり上がる左右のアッパーパイプ26と、ダウンフレーム25の高さ方向略中央部後端に接続されそこから斜め上後方に延びてアッパーパイプ26の中間部分と接続され、そののち水平状に後方へ延出する左右のダウンパイプ27とからなっている。

エンジン9は、左右のシリンダヘッド部およびシリンダ部が、互いに対向するように外側方に倒されて配置された、いわゆる水平対向形エンジンである。このエンジン9は、アッパーフレーム24の下部に形成されたエンジンハンガー28、ダウンフレーム25の上部下面に形成されたエンジンハンガー29、同ダウンフレーム25の下部前端に形成されたエンジンハンガー部30によって懸架されている。

リヤスイングアーム11は、その前端の基部がダウンフレーム25のビボット31に枢支されることにより、このピボット31を軸に鉛直方向に揺動可能となっている。また、リヤスイングアーム11とダウンフレーム25との間には、クッションユニット32とリンク機構33とからなるリヤサスペンション装置34が介装されており、これにより後輪12が路面から受ける振動を緩和吸収するようになっている。

なお、図1、図2中符号35はエンジン9の側方であって、該エンジンとダウンフレームとを連結する側部フレーム、40はエンジンを保護するエンジンガード、41はラジエータカバーをそれぞれ示す。

前記リンク式フロントサスペンション装置3は、図3~図5に示すように、車体フレーム2の前部に設けられたヘッドパイプ23にその軸線を中心に回転可能に挿入状態で支持されたステアリングステム71と、ステアリングステム71の上部に取り付けられたトップブリッジ72及びステアリングステム71の下部に取り付けられたボトムブリッジ73と、上部がトップブリッジ72及びボトムブリッジ73に取り付けられ、左右一対の枝部74a,74bを有するフロントフォーク74と、左右一対の枝部74a,74bの下端に前端側(一端側)が鉛直方向に回転可能に取り付けられるとともに後端側(他端側)で前輪7の車軸75を鉛直面内で回転可能に支持する一対の前輪支持アーム76a,76bと、後端がボトムブリッジ73に鉛直方向に回転可能に取り付けられたクッションアーム77と、各下端部が前輪支持アーム76a,76bの各中間部に鉛直方向に回転可能に取り付けられかつ各上端部がクッションアーム77の中間部に鉛直方向に回転可能に取り付けられた一対のプッシュロッド78a,78bと、アッパーブラケット86の前端部とクッションアーム77の前端部との間に介装された第1及び第2クッションユニット79a,79bとを備える。

フロントフォーク74の左右一対の枝部74a,74bは、それぞれ図6に示すように、前記トップブリッジ72及びボトムブリッジ73に取り付けられる上側のパイプ部分80と、上端にこのパイプ部分80が挿入固定され下端に前記前輪支持アーム76a,76bの一方が取り付けられる下側のアクスルホルダ部分81との2部材から構成されている。アクスルホルダ部分81には、形状に自由度をもつ鋳造品が採用されている。アクスルホルダ部分81の長さ方向中間部分であって車体に組み込まれたとき内側(前輪7側)となる箇所には表面より所定深さ凹む凹所82が形成され、この凹所82にはトルクリンク83の前端が挿入配置されている。そして、トルクリンク83の前端の係止孔には、内端を前記アクスルホルダ部分81に螺着される固定用ボルト84が挿入され、この固定用ボルトの外端のねじ部に、ナット84aがトルクリンク83を挟んでその外側から

螺合されて締め付けられることによって、トルクリンク83がアクスルホルダ部分81に対し回転自在に取り付けられている(図5参照)。

なお、トルクリンク83の後端はキャリパ85に回転可能に取り付けられている。

このようにフロントフォーク74の枝部74a,74bにトルクリンク83を連結するにあたり、枝部74a,74bの内側である前輪7側を凹ませて凹所82を形成し、この凹所82を利用してトルクリンク83の前端部を連結しているので、つまり、枝部74a,74bの内側に凹所82を形成することによってトルクリンク83との連結スペースを確保しているので、トルクリンク83を連結するため、わざわざ枝部74a,74bを広げて配置するといったことが不要となり、枝部74a,74bを初期の所定の離間間隔を保ったまま配置することが可能になっている。

左右に配置された一対のブッシュロッド78a, 78bの各下端はU字形状に 形成されて、前輪支持アーム76a, 76bの各中間部に鉛直方向に回転可能に 取り付けられている。また、プッシュロッド78a, 78bの上端は前記クッションアーム77の左右部分にそれぞれ鉛直方向に回転可能に取り付けられている

また、ブッシュロッド78a,78bは、それぞれ前記左右一対の枝部74a ,74bの後方に、正面視した場合それら枝部74a,74bに重なるように配 置されている。

クッションアーム 7 7 は、図 9 A、9 Bに示すように、全体が略板状に形成されたものであって、後端部にはボトムブリッジ 7 3 に回転可能に支持されるビボット 3 8 7 が設けられ、中間部の左右に張り出した各側縁には前記プッシュロッド 7 8 a、7 8 b と回転可能に取り付けられる支持軸 8 8 が取り付けられ、さらに前端部には、第 1 及び第 2 クッションユニット 7 9 a、7 9 b の各下端と回転可能に連結される U字形状部 8 9 が形成されている。そして、このクッションアーム 7 7 は、常に、フロントフェンダ 8 との間に空間 C を確保できるように、後端側が上方に跳ね上がるように配置されている(図 3、図 4 参照)。

このように、一対のプッシュロッド78a,78bを左右に配置し、それらの

プッシュロッド78a, 78bの各上端を個別にクッションアーム77から左右に張り出す支持軸88に連結することで(図9A, 9B参照)、フロントフェンダ8の上方であって、左右の枝部74a, 74bの間には部材がなく適宜広さの空間Cが形成されている(図3、図4参照)。走行中において、この空間がエンジン冷却風導入口として機能することとなり、この空間Cから積極的にエンジン冷却風を取り込めるので、好適なエンジン冷却が実現できるようになっている。

また、プッシュロッド78a,78bをフロントフォーク74の枝部74a,74bの後方であって、正面視した場合それら枝部74a,74bに重なるように、つまり、枝部74a,74bの背後となる部分に配置しているので、これらプッシュロッド78a,78bが、前記空間Cを通るエンジン冷却風の流れを妨げることがなく、この点においても理想的なエンジン冷却が行えるようになっている。

前輪7の車軸75にはブラケット90が取り付けられ、このブラケット90には、車軸75と一体的に回転するディスク91を介して前輪7に制動力を与えるキャリパ85が固定されている。キャリパ82の前端には前記トルクリンク83の後端部が回転可能に取り付けられている。また、前輪7の車軸75には支持用ステー92が取り付けられ、この支持用ステー92によってフロントフェンダ8が支持されている。また、支持用ステー92の中間部はプッシュロッド78a,78bとの間に介在されたリンク93によって支持されており、これにより支持用ステー92は車軸75を中心とした鉛直方向の回転が規正される。

前記第1及び第2クッションユニット79a, 79bは、左右に並べて、フロントフォーク74の枝部74a, 74bの間に配置されている。これら第1及び第2クッションユニット79a, 79bのうち、第1クッションユニット79aは、荷重を支持するためのスプリング94のみを備える構造とされ、第2クッションユニット79bは、スプリング94による振動(前輪7の振動)を減衰させるためのダンパー95のみを備える構造とされている(図5、図7、図8参照)

なお、それら左右一対のクッションユニット79a、79bは、外観が互いに 同じであるカバーでそれぞれ覆われている。従って、第1及び第2クッションユ ニット 7 9 a 、 7 9 b は互いに機能は異なるが、外観上は異なって見えることはなく、違和感を与えることはない。

一対のクッションユニット79a、79bのアッパープラケット86への取り付け構造について説明すると、図4、図10A~10Dに示すように、アッパープラケット86は、車体側へ組み付けられたときに略水平状に配置される平板部86aの左右端部に、周方向の一部が割り構造となってその部分をボルト締めされることにより径を可変できる保止孔97が設けられ、そこには前記左右のフロントフォーク74が挿入されて固定される。また、平板部86aの中央部には、車体側に組み付けられたときに上下方向に貫通する貫通孔98が左右に所定問隔をあけて形成されている。これら貫通孔98のそれぞれの左右両側にはボス(遅立部)99が平体上方へ突出するように形成され、それらボス99にはボルト挿通用のねじ孔100が形成されている。

そして、アッパーブラケット86の貫通孔98には、第1及び第2クッションユニット79a、79bの各上端部に設けられた板状の被係止部101が軍体下方から挿入され、この被係止部101に形成された係止孔102と前記ボス99側のねじ孔100とが同軸状となるよう調整された後、それらの孔にボルト103が挿入され締め付けられることによって、第1及び第2クッションユニット79a、79bはアッパーブラケット86に鉛直方向に回転可能に取り付けられている(図5参照)。

なお、第1クッションユニット79aの被係止部101の係止孔102と前記ボルト103との間にはブッシュ104が介在されており、第1クッションユニット79aの揺動を阻害しないようになっている(図7参照)。

次に、上記構成のリンク式サスペンション装置3の作用について説明する。

運転者の体重や燃料の重さ等の積載荷重によって、リンク式フロントサスペンション装置3及びリヤサスペンション装置34のそれぞれの沈み込み量が定まるが、その後走行中において路面に凹凸があると、この凹凸に合わせて前輪7が上下動する。この前輪7の上下動に伴い、前輪支持アーム76a,76bがフロントフォーク77の下端で支持された箇所を中心に上下に揺動し、この揺動がプッシュロッド78及びクッションアーム77を介して第1及び第2クッションユニ

ット79a, 79bに伝わる。

そして、第1及び第2クッションユニット79a, 79bが伸縮動作を行うこととなるが、このときの第1及び第2クッションユニット79a, 79bの緩衝作用によって路面の凹凸に伴う車体側の振動を吸収することができる。また、ブレーキ時には、キャリパ85がディスク91を左右から挟持し、これにより、前輪7に制動力が働く。このとき、キャリパ85は、ディスク91とともに車軸75を中心に回転しようとするが、キャリパ85とフロントフォーク74との間にトルクリンク83が介装され、このトルクリンク83が突つ張ってキャリパ85の前方への移動を規制するため、キャリパ85の回動は阻止される。

上記実施の形態のリンク式フロントサスペンション装置3によれば、左右一対のクッションユニット79a、79bを、荷重を支持するスプリング94を備えるものと、減衰力を発生させるためのダンパー95を備えるものとに振り分けているので、それら双方のクッションユニット79a、79bをともにスプリングとダンパーとを備える共通の構造にする場合に比べて、個々のクッションユニットの径を小さくすることができ、この結果、フロントフォーク74の間隔を、それらの間に一対のクッションユニットを配置するため、余分に広げる必要がなく、フロントフォーク74の枝部74a,74bを初期の所定の離間間隔を保ったまま配置することが可能である。

また、前述のように左右一対のクッションユニット79a、79bを、荷重を 支持するスプリング94を備えるもの、減衰力を発生させるためのダンパー95 を備えるものとに振り分けているので、それらクッションユニット79a、79 bの軽量化も図れるようになっている。

また、アッパーブラケット86のボス99を上方へ突出するように形成し、このボス99にクッションユニット79a、79bの各上端部の被係止部101を取り付けるようにしたので、クッションユニット79a、79bをできるだけ上方に寄せた形で取り付けることができ、予め長さの定まったクッションユニット79a、79bをアッパーブラケット86を上方へずらすことなく、該アッパーブラケット86とクッションアーム77との間に介装させることが可能である。

上記第1実施形態においては、スプリングとして機能する第1クッションユニ

ット79aを自動二輪車1の右側に、ダンパーとして機能する第2クッションユニット79bを自動二輪車1の左側に配置しているが、第1クッションユニット79aを左側に、第2クッションユニット79bを右側に配置してもよい。

次に、本発明によるリンク式フロントサスペンション装置の第2実施形態について説明する。第2実施形態と第1実施形態との相違点は、第2クッションユニットのみである。

図11は、第2実施形態における第2クッションユニット179bを説明する 一部断面図である。

第2クッションユニット179bは、上記第1実施形態における第2クッションユニット79bと異なり、ダンパー195に加えて、補助スプリング196を内蔵している。補助スプリング196は、アッパーカバー202を被係止部201に保持するために設けられており、そのため、第1クッションユニット79aに内蔵されたメインスプリング94に比べて線径が小さく、長さも短い。従って、第2クッションユニット179bは、補助スプリング196を備えているものの、主として減衰力を発生するものとして機能し、スプリングとダンパーとを備える従来のクッションユニットに比べて、外径を小さくすることができる。なお、アッパーカバー202を、ねじなどの手段によって被係止部201に結合する場合には、補助スプリング196は不要となる。

このように、第2実施形態においても第1実施形態と同様に、個々のクッションユニットの径を小さくすることができ、フロントフォーク74の枝部74a,74bの間隔を、従来より小さくすることができる。

上記第2実施形態においては、スプリングとして機能する第1クッションユニット79aを自動二輪車1の右側に、主として、ダンパーとして機能する第2クッションユニット179bを自動二輪車1の左側に配置しているが、第1クッションユニット79aを左側に、第2クッションユニット179bを右側に配置してもよい。

なお、前述の各実施形態はあくまで本発明の例示であり、必要に応じて発明の

趣旨を逸脱しない範囲で適宜設計変更可能である。

例えば、前述の実施形態では、前輪支持アーム76a, 76bを前輪7の車軸 75から前方に延びるように配置しているが、逆に、前輪支持アームを前輪7の 車軸75から後方へ延びるタイプのリンク式フロントサスペンション装置にも本 発明は適用可能である。

また、前述の実施形態では、自動二輪車の場合を例にあげて説明したが、本発明は自動二輪車に限られることなく、自動三輪車であっても、あるいはバギータイプの自動四輪車であっても適用可能である。

以上詳述したように、自動二輪車等車両のための本発明のリンク式フロントサスペンション装置によれば、左右一対のクッションユニットを、荷重を支持するスプリングを備えるものと、減衰力を発生させるためのダンパーを備えるものとに振り分けているので、それら双方のクッションユニットをともにスプリングとダンパーとを備える共通の構造にする場合に比べて、個々のクッションユニットの構造が簡単になり、また、個々のクッションユニット径を小さくでき、その分、それらの外方に配置する左右のフロントフォークの技部の間隔を狭めて配置することが可能となり、しかも各クッションユニットの軽量化も図ることができる

さらに、本発明のリンク式フロントサスペンション装置によれば、フロントフォークの上部には前記第1及び第2クッションユニットの各上端部を支持するアッパーブラケットが取り付けられ、アッパーブラケットは、略水平状に配置された平板部を有し、前記平板部には略上下に貫通する一対の貫通孔が形成され、前記アッパーブラケットはさらに、前記一対の貫通孔の周辺に設けられ前記平板部から車両上方へ突出する複数の起立部を有し、前記第1及び第2クッションユニットの各上端は、車両下方から前記貫通孔に挿入されて、前記起立部に連結されているので、比較的長いストロークのクッションユニットであってもセットが可能となり、また、取り付け工数を軽減できることもできる。

特許請求の範囲

1. フレームを有する軍両の前輪を支持するためのフロントサスペンション装置であって、

前記車両の左右方向に並べて配置された一対の枝部を有し前記フレームの前部 に回転可能に支持されたフロントフォークと;

前記各枝部の下端にそれぞれの一端が回転可能に連結され、それぞれの他端で 前記前輪を回転可能に支持する一対の支持アームと;

前記各枝部同士をその略中間部で堅固に連結するボトムブリッジと;

前記ボトムブリッジに鉛直方向に回転可能に連結されたクッションアームと; 前記支持アームの中間部にそれぞれの下端が回転可能に連結され、それぞれの 上端が前記クッションアームに回転可能に連結された一対のプッシュロッドと; 左右方向に並べて配置され、前記フロントフォークの上部と前記クッションア ームとの間に配置されかつそれぞれに連結された第1及び第2クッションユニットと:

前記前輪への入力荷重を支持するための1本のスプリングと;

前記前輪の振動を減衰するための1本のダンパーと;を備え、

前記1本のスプリングは、前記第1クッションユニットに内蔵され、前記1本のダンパーは、前記第2クッションユニットに内蔵されている。

2. 請求項1記載のフロントサスペンション装置において、

前記フロントフォークの上部には前記第1及び第2クッションユニットの各上 端部を支持するアッパーブラケットが取り付けられ、

前記アッパーブラケットは、略水平状に配置された平板部を有し、前記平板部には略上下に貫通する一対の貫通孔が形成され、前記アッパーブラケットはさらに、前記一対の貫通孔の周辺に設けられ前記平板部から車両上方へ突出する複数の起立部を有し、

前記第1及び第2クッションユニットの各上端は、車両下方から前記貫通孔に 挿入されて、前記起立部に連結されている。 3. 請求項1記載のフロントサスペンション装置において、

前記第1及び第2クッションユニットは、外観が互いに同じであるカバーでそれぞれ覆われている。

4. フレームを有する車両の前輪を支持するためのフロントサスペンション装置であって、

前記車両の左右方向に並べて配置された一対の枝部を有し前記フレームの前部 に回転可能に支持されたフロントフォークと;

前記各校部の下端にそれぞれの一端が回転可能に連結され、それぞれの他端で 前記前輪を回転可能に支持する一対の支持アームと;

前記各枝部同士をその略中間部で堅固に連結するボトムブリッジと;

前記ボトムブリッジに鉛直方向に回転可能に連結されたクッションアームと; 前記支持アームの中間部にそれぞれの下端が回転可能に連結され、それぞれの 上端が前記クッションアームに回転可能に連結された一対のプッシュロッドと;

左右方向に並べて配置され、前記フロントフォークの上部と前記クッションアームとの間に配置されかつそれぞれに連結された第1及び第2クッションユニットと;

前記前輪への入力荷重を支持するためのメインスプリングと;

前記前輪の振動を減衰するための1本のダンパーと:

前記メインスプリングより小さい補助スプリングと、を備え、

前記メインスプリングは、前記第1クッションユニットに内蔵され、前記1本のダンパー及び前記補助スプリングは、前記第2クッションユニットに内蔵されている。

5. フレームを有する車両の車輪を支持するためのサスペンション装置であって、

前記車両の左右方向に並べて配置された一対の枝部を有し前記フレームに支持 されたフォークと; 前記各枝部の下端にそれぞれの一端が回転可能に連結され、それぞれの他端で 前記車輪を回転可能に支持する一対の支持アームと;

前記

東輪の上下動に合せて動くように前記各支持アームの各一端部が連結された少なくとも一対のリンクと;

前記フォークの上部と前記リンクの各他端部との間に配置されかつそれぞれに 連結された第1及び第2クッションユニットと;

前記前輪への入力荷重を支持するための1本のスプリングと;

前記前輪の振動を減衰するための1本のダンパーと;を備え、

前記1本のスプリングは、前記第1クッションユニットに内蔵され、前記1本のダンパーは、前記第2クッションユニットに内蔵されている。

要 約 書

フレームを有する車両の前輪を支持するためのフロントサスペンション装置であって、一対の枝部を有し前記フレームに支持されたフロントフォークと;一対の支持アームと;ボトムブリッジと;クッションアームと;一対のプッシュロッドと:左右方向に並べて配置され、前記フロントフォークの上部と前記クッションフームとの間に配置されかつそれぞれに連結された第1及び第2クッションユニットと;前記前輪への入力荷重を支持するための1本のスプリングと;前記前輪の振動を減衰するための1本のダンパーと;を備え、前記1本のスプリングは、前記第1クッションユニットに内蔵され、前記1本のダンパーは、前記第2クッションユニットに内蔵されている。個々のクッションユニットは構造が簡単になり、径を小さくできる。